#### (19) 日本国特許庁(JP)

# (12)公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開2005-133917 (P2005-133917A) (43) 公開日 平成17年5月26日(2005.5.26)

(51) Int. C1. 7	FI		テーマコード (参考)	
F16H 55/36	F16H 55/36	н	31006	
F16F 15/126	F16H 55/36	Z	31031	
F 1 6 J 15/16	F 1 6 F 15/126	C	3 J O 4 3	
F 1 6 J 15/32	F 1 6 F 15/126	D		
	F 1 6 J 15/16	В		

	審查請求 未	請求	請求	真の数	10	書面	(全	11 頁)	最終	頁に統
(21) 出願番号 (22) 出願日	特雕2003-408179 (P2003-408179) 平成15年10月31日 (2003.10.31)		出願人	株琦	五県 二	セフコタ 上尾市 1 見和	*谷3	7目1 C		
		F Ø	· - & (	<b>多考</b> )	3103		BAOS	CA01 BA04 CA02		BC07

#### (54) 【発明の名称】 アイソレーションブーリ

# (57)【要約】

【減過】 押圧部材の押圧部とプーリ部のカバー部との 隙間からダスト等が侵入するのを防止し、以って、上記 押圧部と上記力バー部との間に設けられたスラストペア リングの耐久性の低下を防止することができるアイソレ ーションプーリを提供する。

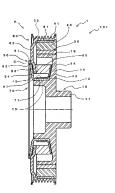
【解決手段】 慣性質量体20を有するダンパ部1と、 外周部にプーリ溝53が形成され、前記外周部から中 心方向に延出するカバー部52を有するプーリ部50と

前記ダンパ部1と前記カバー部52との間に配設された弾件体60と、

前記カバー部52と対向する押圧部72を有し、前記 カバー部52を軸方向に押圧して前記弾性体60に軸方 向の予圧縮を付与する押圧部材70と、

を備えたアイソレーションプーリ101において、 前記押圧部72と前記カバー部52との隙間Cを全周 にわたって覆うカバー90を設けたことを特徴する。

【選択図】 図1



【特許請求の範囲】

【請求項1】

慣性質量体を有するダンパ部と、

外周部にプーリ溝が形成され、前記外周部から中心方向に延出するカバー部を有するプーリ部と、

前記ダンパ部と前記カバー部との間に配設された弾性体と、

前記カパー部と対向する押圧部を有し、前記カパー部を軸方向に押圧して前記弾性体に 軸方向の予圧縮を付与する押圧部材と、

を備えたアイソレーションプーリにおいて、

前記押圧部と前記カバー部との隙間を略全周にわたって覆うカバーを設けたことを特徴 とするアイソレーションプーリ。

【請求項2】

前記カパーは、リング状であることを特徴とする請求項1に記載のアイソレーションプーリ。

【游求項3】

前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、

前記カバーの外径側は前記カバー部に固着され、前記カバーの内径側は前記押圧部に対して振れ方向に相対変位可能であることを特徴とする請求項2に記載のアイソレーションプーリ。

【詰求項4】

前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、

前記カパーの内径側は前記押圧部に囚着され、前記カパーの外径側は前記カパー部に対 して振れ方向に相対変位可能であることを特徴とする請求項2 に記載のアイソレーション ブーリ。

【請求項5】

前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、

前記カバーはゴム状弾性体からなり、前記カバーの外径側は前記カバー部に固着され、 前記カバーの内径側には前記押圧部に摺接するリップ部を有することを特徴とする請求項 2に記載のアイソレーションプーリ、

【詰求項6】

前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、

前記カバーはゴム状弾性体からなり、前記カバーの内径側は前記押圧部に固着され、前 記カバーの外径側には前記カバー部に招接するリップ部を有することを特徴とする前求項 2に記載のアイソレーションブーリ。

[ 請求項7]

前記カパー部には、前記ダンパ部に設けられたストッパ手段が挿入される円弧状の長孔が形成され、前記長孔を選うカパー及び前記押圧部と前記カパー部との隙間を略全層にわたって覆うカパーとが一体に設けられていることを特徴とする請求項1に記載のアイソレーションプーリ。

【請求項8】

前記カバーは、リング状であることを特徴とする請求項7に記載のアイソレーションプーリ。

【請求項9】

前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、

前記長孔を覆うカバー及び前記押圧部と前記カバー部との隙間を略全周にわたって覆う カバーの外径側は前記カバー部に固着され、前記カバーの内径側は前記押圧部に対して坂 れ方向に相対変位可能であることを特徴とする請求項8に記載のアイソレーションプーリ

【請求項10】

前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、

50

20

30

(3)

前記長孔を覆うカバー及び前記押圧部と前記カバー部との隙間を略全周にわたって覆う カバーはゴム状弾性体からなり、前記カバーの外径側は前記カバー部に因着され、前記カ バーの内径側には前記押圧部に摺接するリップ部を有することを特徴とする請求項8に記 載のアイソレーションプーリ。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

[0001]

本発明は、エンジンのクランクシャフトに装着され、クランクシャフトのトルクを各種 の補機へ伝達する際に、エンジン低回転時のトルク変動によって発生するクランクシャフト の回転変動を吸収するとともに、クランクシャフトの振り振動を低減するアイソレーションブーリに関するものである。

【背景技術】

[0002]

本出願人の先の提案に係るアイソレーションプーリを図4の断面図に基づいて説明する

図4に示すように、アイソレーションプーリ100は、エンジンのクランクシャフトに 装着され、クランクシャフトの振り振動を低減するダンパ部1と、補機駆動用のブーリを 行し、クランクシャフトの回転変動を吸収するアイソレータ部2とを備えている。 【0003】

- ダンパ部1は、ハブ10、個件質量体20及び環状弾性体30から機成されている。

ハブ10は、中心部にエンジンのクランクシャフト (不図示) に取付けられる取付部1 1と、この取付部11の周線部近傍から軸方向に延出し、中心軸と同軸状の外周面12を 有する内部円筒部13と、この内部円筒部13の端部から放射方向に延出する立上がり部 14と、この立上がり部14の周線部から軸方向に延出し、中心軸と同軸状の外周面を行 する外部円筒部15とから構成されている。

また、外部円筒部 15 の先端側には、ハブ 10 と後述するプーリ部の振れ方向の相対変位量を制限するストッパ部 15 a が設けられている。

[0004]

慣性質量係20は、円筒状の形状を有し、ハブ10の外部円筒部15と同軸状に配置されており、また、慣性質量体20の内周面とハブ10の外部円筒部15の外周面との間には、加硫ゴム等の環状弾性係30が圧入されている。

[0005]

一方、アイソレータ部2は、アイレーションリング40、プーリ部50及び環状弾性体60から機成されている。

アイレーションリング40は、全体形状がリング状をなし、中心軸と同軸状に配置される円筒状の嵌合部41と、この膜合部41の端部から放射方向に延出する支持部42とを有しており、嵌合部41には、後述するプレッシャーリングの嵌合部が圧入されて同軸状に嵌合し、嵌合部41の内周前には、プレッシャーリングの嵌合部の外周前が前接合しており、また、支持部42には、環状弾性体60の一端面が固着されている。

[0006]

ブーリ部50は、惯性質量体20と同輸状に配置されており、惯性質量体20の外周面 を覆う円筒部51と、慣性質量体20の端面を覆うとともに、環状弾性体60の他端面が 固着されるカバー部52とを有する円筒状をなしている。

円筒部51の外風面には、補機駆動用の無端ベルト (不図示) が掛け回されるプーリ流 353, …が軸方向に複数本形成されており、また、カバー部52の裏面54とアイ レーションリング40の支持部42との間には、加硫ゴム等からなり、ハブ10側に固定 されるアイレーションリング40とプーリ部50との間で振り変形を受けることによって クランクシャフトの回転変動を吸収する環状弾性体60が軸方向に予圧縮された状態で装 費されている。

また、プーリ部50のカバー部52には、ストッパ部15aが挿入される円弧状の長孔 50

40

(4)

55が形成されている。

[0007]

プレッシャーリング70は、環状弾性体60に軸方向の予圧縮を付与するためのもので、 全体形状がリング状をなし、中心軸と同軸状に配置される円筒状の嵌合部71と、この 嵌合部71の端部から放射方向に延出する押圧部72とを有している。

そして、嵌合部71は、アイレーションリング40の嵌合部41に圧入されて同軸状に 接合し、嵌合部71の外周面は、嵌合部41の内周面に面接合しており、また、嵌合部7 1は、ハブ10の内部円筒部13の外周面12に面接合しており、この嵌合によって、ダンパ部1とアイソレータ部2とが組付けられて一体化されている。

[0008

プレッシャーリング70の押圧部72は、樹脂等からなるスラストペアリング80を介してプーリ部50のカパー部52を環状弾性休60個へ押圧し、これにより、環状弾性休60個へ押圧し、これにより、環状弾性休60に軸方向に予圧縮が付与されている。

また、ハブ10側に固定されるプレッシャーリング70とプーリ部50が振れ方向に和対変位する際の押圧部72の外周端部とカバー部52との機械的十渉を防止するために、押圧部72の外周端部とカバー部52との間には、僅かな隙間Cが円周状に設けられている。

また、慣性質量体20の外周面と円筒部51の内周面との間には、樹脂等からなるジャーナルペアリング81が設けられている。

[00009]

【特許文献1】 特開2001-159448号公報(図1)

【発明の開示】 【発明が解決しようとする課題】

[0010]

しかしながら、上述したアイソレーションプーリ100にあっては、プレッシャーリング70の押圧部72の外間端部とプーリ部50のカバー部52との隙間 Cからダスト等が 役入する場合があり、上記隙間 Cから 役入したダスト等が押圧部72とスラストベアリング80との摺動面やカバー部52とスラストベアリング80との摺動面に侵入すると、スラストベアリング80の 耐久性を低ドさせるといった問題点があった。

[0011]

そこで、本発明は、上述した課題を解決するために成されたものであり、押圧部材の押 圧部とブーリ部のカバー部との隙間からダスト等が侵入するのを防止し、以って、上記押 圧部と上記カバー部との間に設けられたスラストペアリングの耐久性の低下を防止することができるアイソレーションブーリを提供することを目的とする。

【課題を解決するための手段】

[0012]

前記課題を解決するため、請求項1に記載の発明は、

慣性質量体を有するダンパ部と、

外周部にプーリ溝が形成され、前記外周部から中心方向に延出するカバー部を有するプーリ部と、

前記ダンパ部と前記カバー部との間に配設された弾性体と、

前記カバー部と対向する押圧部を有し、前記カバー部を軸方向に押圧して前記弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧部材と、

を備えたアイソレーションプーリにおいて、

前記押圧部と前記カバー部との隙間を略全周にわたって覆うカバーを設けたことを特徴とする。

[0013]

また、請求項2に記載の発明は、請求項1に記載の発明において、前記カバーはリング 状であることを特徴とする。

[0014]

50

20

30

また、請求項3に記載の発明は、請求項2に記載の発明において、前記押圧部材は、前 記グンバ部側に固着されており、前記カバーの外径側は前記カバー部に固着され、前記カ バーの内容例は協証押用:部に対して扱れ方面に相対容句可能であることを补偿とする。

ここで、前記カバーの内径側は前記押圧部に対して振れ方向に相対変位可能とは、プー リ部と押圧部材が振れ方向に相対変位する場合に、カバーが変形して破損等することがないことを意味し、例えばカバーの内径側が押圧部に指接する構造やカバーの内径側と押圧 部との間に僅かな隙間がある構造等が挙げられる。

[0015]

また、請求項4に記載の発明は、請求項2に記載の発明において、前記押圧部材は、前 起ダンパ部側に固着されており、前記カバーの内径側は前記押圧部に固着され、前記カバ 一の外径側は前記カバー部に対して振れ方向に相対変値可能であることを特徴とする。

ここで、前記カバーの外径側は前記押圧部に対して振れ方向に相対変位可能とは、プー り部と押圧部材が板れ方向に相対変位する場合に、カバーが変形して破損等することがな いことを意味し、例えばカバーの外径側が押圧部に指接する構造やカバーの外径側と押圧 部との間に僅かな隙間がある構造等が挙げられる。

[0016]

また、請求項5に記載の発明は、請求項2に記載の発明において、前記押圧部材は、前 記ダンパ部側に固着されており、前記カバーはゴム状弾性体からなり、前記カバーの外径 側は前記カバー部に固着され、前記カバーの内径側には前記押圧部に損接するリップ部を 有することを特徴とする。

[0017]

また、請求項 6 に記載の発明は、請求項 2 に記載の発明において、前記押圧部材は、前 記 ダンパ部側に固着されており、前記カパーはゴム収弾性体からなり、前記カパーの内径 側が記押圧部に固着され、前記カパーの外径側には前記カパー部に摺接するリップ部を 行することを特徴とする。

[0018]

また、請求項7に記載の発明は、請求項1に記載の発明において、前記カバー部には、 前記ダンパ部に設けられたストッパ手段が挿入される円弧状の長孔が形成され、前記長孔 を覆うカバー及び前記押圧部と前記カバー部との隙間を略全周にわたって覆うカバーとが 一体に設けられていることを特徴とする。

[0019]

また、請求項8に記載の発明は、請求項7に記載の発明において、前記カバーは、リング状であることを特徴とする。

[0020]

また、請求項9 に記載の発明は、請求項8 に記載の発明において、前記押圧部材は、前記ダンバ部側に固着されており、前記長孔を覆うカバー及び前記押圧部と前記カバー部との隙間を略全周にわたって覆うカバーの外径側は前記カバー部に固着され、前記カバーの内径側は前記地下部に対して観わ方向に相対変位可能であることを特徴とする。

ここで、前記カバーの内径側は前記押圧部に対して振れ方向に相対変位可能とは、プー リ部と押圧部材が振れ方向に相対変位する場合に、カバーが変形して破損等することがな などを意味し、例えばカバーの内径側が押圧部に指接する構造やカバーの内径側と押圧 部との間に僅かな隙間がある構造等が挙げられる。

[0021]

さらに、請求項10に記載の発明は、請求項8に記載の発明において、前記押圧部材は、前記ダンパ部側に固着されており、前記長孔を覆うカパー及び前記押圧部と前記カパー部との隙間を移り、前記カパーの外径側にはゴム状弾性体からなり、前記カパーの外径側に前記却圧部に摺接するリップ部を行することを特徴とする。

【発明の効果】

[0022]

50

20

20

30

請求項1又は2に記載の発明によれば、押圧部材の押圧部とプーリ部のカバー部との隙間を略今層にわたって覆うカバーを設けたので、前記隙間からのダスト等の侵入を防止することができ、以って、押圧部とカバー部との間に設けたスラストベアリングの耐久性の低下を防止することができる。

[0023]

また、請求項3に記載の発明によれば、リング状カバーの外径側はプーリ部のカバー部に固着され、同カバーの内径側は押圧部材の押圧部に対して展れ方向に相対変位可能であるため、請求項1又は2に記載の発明の効果に加え、ダンバ部側に固着された押圧部材とプーリ部が展れ方向に相対変位する際にも、カバーが破損等することなく、押厂部とカバー部との歌間を寒ぐことができ、前記範間からのダスト等の侵入を防止することができる。

[0024]

また、請求項4に記載の発明によれば、リング状カパーの内径側は押圧部材の押圧部に 固着され、同カパーの外径側はブーリ部のカバー部に対して展れ方向に相対変位可能であるため、請求項1又は2に記載の発明の効果に加え、ダンパ部側に固着された押圧部材と ブーリ部が振れ方向に相対変位する際にも、カバーが破損等することなく、押圧部とカバー第との隙間を寒ぐことができ、前記隙間からのダスト等の侵入を防止することができる

[0025]

また、請求項5に記載の発明によれば、リング状カバーがゴム状郷性体からなり、その 外は他はブーリ部のカバー部に同着され、その内径側には押圧部材の押圧部に指接するリップ部を有するため、請求項1又は2に記載の発用の効果に加え、ダンバ部側に因着された押圧部材とブーリ部が最れ方向に相対変位する際にも、カバーが破損等することなく、押圧部とカバー部との隙間をより確実に塞ぐことができ、前記隙間からのダスト等の侵入を防止することができることができることができることができることができる。

[0026]

また、請求項 6 に記載の発明によれば、リング状カバーがゴム状弾性体からなり、その内径側は押圧部材の押圧部に固着され、その外径側にはブーリ部のカバー部に指接するリップ部を有するため、請求項 1 又は2 に記載の発明の効果に加え、ダンパ部側に固着された押圧部材とブーリ部が振れ方向に相対変位する際にも、カバーが破損等することなく、押圧部とカバー部との隙間をより確実に寒ぐことができ、前記隙間からのダスト等の侵入を防止することができる。

[0027]

また、請求項 7 又は 8 に記載の発明によれば、ダンパ部に設けられたストッパ手段が挿入される円弧状の長礼を覆うカパー及び押圧部材の押圧部とプーリ部のカパー部との隙間を略全層にわたって覆うカパーとが一体に設けられているため、前記長孔からのダスト等の侵入を防止することができるとともに、前記隙側からのダスト等の侵入を防止することができる。

[0028]

また、請求項9に記載の発明によれば、ダンパ部に設けられたストッパ手段が挿入される円弧状の長礼を覆うカバー及び押圧部材の押圧部とブーリ部のカバー部との隙間を略今周にわたって覆うカバーの外径側はカバー部に固着され、同カバーの内径側は押圧部材の押圧部に対して振れ方向に相対変位可能であるため、請求項7又は8に記載の発明の効果に加え、ダンパ部側に固着された押圧部材とブーリ部が振れ方向に相対変位する際にも、カバーが破損等することなく、押圧部とカバー部との隙間を塞ぐことができ、前記隙門からのダスト等の侵入を防止することができる。

[0029]

さらに、請求項10に記載の発明によれば、長孔を覆うリング状カバー及び押圧部材の 押圧部とブーリ部のカバー部との隙間を略全周にわたって覆うリング状カバーは、ゴム状 弾性体からなり、その外径側はブーリ部のカバー部に固着され、その内径側には押圧部材 の押圧部に摺接するリップ部を有するため、請求項7又は8に記載の発明の効果に加え、 ダンバ部側に固着された押圧部材とプーリ部が振れ方向に相対変位する際にも、カバーが 破損等することなく、押圧部とカバー部との隙間をより確実に塞ぐことができ、前記隙間 からのダスト等の侵入を防止することができる。

【発明を実施するための最良の形態】

[0030]

以下、本発明の実施の形態を添付図面に基づいて説明する。

図1は本発明の第1の実施の形態に係るアイソレーションプーリの断面図である。尚、図1において、図4と同一の構成には同一の符合を付してその説明を省略する。

[0031]

図1に示すように、本実施の形態に係るアイソレーションプーリ101にあっては、プーリ部50のカバー部52とプレッシャーリング70の押圧部72の外周端部との間に設けられた円周状の隙間 Cを落ぐように、この隙間 Cの全層にわたって、ゴム状弾性体からなり、中心軸(図中の1点破線)を略中心とするリング状のカバー90が設けられている

このカパー90の外径側の基部91は、カパー部52の表面に加硫接着されており、また、内径側のリップ部92は、その先端が弾性力により押圧部72の外周端部に圧接し、プーリ部50とプレッシャーリング70が捩れ方向に相対変位する場合には、リップ部92と押圧部72とが摺接して隙間Cを塞ぎ、この隙間Cからのダスト等の侵入を防止するように構成されている。

[0032]

このように、アイソレーションブーリ 1 0 1 によれば、リップ部9 2 を有するカバー9 0 が設けられているため、ブーリ部5 0 とプレッシャーリング7 0 が同期回転中は勿論のこと、ブーリ部5 0 とプレッシャーリング7 0 が振れ方向に相対変位する場合にも、カバー9 0 が破損等することなく、ブーリ部5 0 のカバー部5 2 とプレッシャーリング7 0 の押上部7 2 との隙間 C からダスト等が侵入するのを確実に防止することができ、以って、スラストベアリング8 0 の細久性の低下を防止することができる。

[0033]

次に本発明の第2の実施の形態を図2に基づいて説明する。

図2は第2の実施の形態に係るアイソレーションブーリの断面図である。尚、図2において、図4と同一の構成には同一の符合を付してその説明を省略する。

図2に示すように、本実施の形態に係るアイソレーションプーリ102にあっても、プーリ部50のカバー部52とプレッシャーリング70の押圧部72の外周端部との間に設けられた円周状の隙間Cを塞ぐように、この隙間Cの全周にわたって、ゴム状弾性体からなり、中心軸(図中の1点破線)を略中心とするリング状のカバー93が設けられている

このカバー93の内径側の基部94は、押圧部72の表面の外周端部に加硫接着されており、また、外径側のリップ部95は、その先端が弾性力によりカバー部52に圧接し、プーリ部50とブレッシャーリング70とが振れ方向に相対変位する場合には、リップ部95とカバー部52とが構接して隙間Cを塞ぎ、この隙間Cからのダスト等の防止するように構成されている。

[0034]

このように、アイソレーションプーリ 1 0 2 によれば、リップ部 9 5 を有するカバー 9 3 が設けられているため、プーリ部 5 0 とプレッシャーリング 7 0 が同期回転中は勿論のこと、ブーリ部 5 0 とアレッシャーリング 7 0 が同期の転出な勿論のこと、ブーリ部 5 0 のカバー部 5 2 とプレッシャーリング 7 0 の押圧部 7 2 との隙間 C からダスト 等が侵入するのを確実に防止することができ、以って、スラストペアリング 8 0 の配入性の低下を防止することができる。

[0035]

次に本発明の第3の実施の形態を図3に基づいて説明する。

10

20

(8)

図3は第3の実施の形態に係るアイソレーションプーリの断面図である。尚、図3において、図4と同一の構成には同一の符合を付してその説明を省略する。

図 3 に示すように、本実施の形態に係るアイソレーションプーリ 1 0 3 にあっては、プーリ部 5 0 のカバー部 5 2 とプレッシャーリング 7 0 の押圧部 7 2 の外周端部との間に設けられた円周状の隙間 C を塞ぐともに、カバー部 5 2 に形成された円弧状の長孔 5 5 を塞ぐように、隙間 C の全周及び円弧状の長孔 5 5 の全周にわたって、ゴム状学性体からなり、中心軸(図中の 1 点破線)を略中心とするリング状のカバー9 6 6 が設けられている。 このカバー9 6 は、カバー部 5 2 0 周上において、長孔 5 5 が形成された箇所では、某部 9 7 が長孔 5 5 の径方向の両側でカバー部 5 2 の表面に加硫接着されており、また、長孔 5 5 が形成されていない箇所にあっては、基部 9 7 の底面全体がカバー部 5 2 の表面に加硫接着されている。

#### [0036]

また、カパー96の内径側のリップ部98は、その先端が弾性力により押圧部72の外 周端部に圧接し、ブーリ部50とプレッシャーリング70が捩れ方向に相対変位する場合 にリップ部98と押圧部72とが握接して隙間Cを落ぎ、この隙間Cからのダスト等ののスを所止するように構成されている。

#### [0037]

このように、アイソレーションブーリ103によれば、リップ部98を有するカバー96が設けられているため、ブーリ部50とプレッシャーリング70が開刊回転中は勿論のこと、ブーリ部50とプレッシャーリング70が展れ方向に相対変位する場合にも、为の、96が確相等することなく、ブーリ部50のカバー部52とブレッシャーリング70の押圧部72との隙間Cからダスト等が侵入するのを確実に防止することができ、以って、スラストペアリング80の耐久性の低ドを防止することができる。

# [0038]

また、カバー96は、ストッパ部15aが挿入される円弧状の長孔55を寒ぐため、長孔55からアイソレータ部2内へのダスト等の侵入を防止することができ、以って、ジャーナルペアリング81の耐久性の低下を防止することもできる。
【0039】

高、上述した第1月至第3の実施の形態にあっては、環状弾性体60を軸方向に予圧縮するためのプレッシャーリング70の販合部71が、ハブ10の内部円筒部13に嵌合してダンパ部1とアイソレータ部2とが組付けられて、体化するものを例示したが、木だ明は、上記の嵌合タイプに限定されるものではなく、例えば、プレッシャーリングの一部をハブ側に溶接等によって固着して、ダンパ部1とアイソレータ部2とを一体化するタイプのものにあっても適用可能である。

### [0040]

また、カパー90(93、96)は、円周状の隙間 C の全周を置う連続したリング状の ものを例示したが、カパーは、円周状の隙間 C の全周を完全に 概う必要はなく、カパーの 一部に実用上支障のない範囲で、円弧の一部を切欠いた非連続部があってもよく、要は隙 間 C の略全層がカパーで覆われていればよい。

# [0041]

また、カパー 90 (93、96)のリップ部 92 (95、98)が、その弾性力によって押厂部 72 (カパー部 52)に圧接する構成のものを例示したが、リップ部 92 (55、98)は、必ずしも押圧部 72 (カパー部 52)に圧接している必要はなく、リップ部 92 (95、98)は、必ずしも押圧部 72 (カパー部 52)と四間には、実用上支が離のない範囲で使か 左院 間があってもよく、さらに、カパーの非固 智耐は、必ずしもリップ部であるをしなく、カバーが破損等することなく、かつ、隙間 C からのダスト 等の 侵入防止効果が発揮できる 構造であればよい。

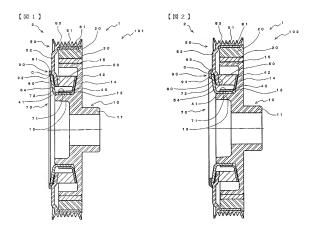
【図面の簡単な説明】

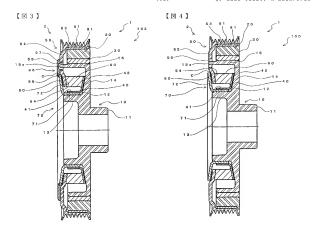
[0042]

50

10

- 【図1】 本発明の第1の実施の形態に係るアイソレーションプーリの断面図である。
- 【図2】 本発明の第2の実施の形態に係るアイソレーションプーリの断面図である。
- 【図3】 本発明の第3の実施の形態に係るアイソレーションプーリの断面図である。
- 【図4】 本山顧人の先の提案に係るアイソレーションプーリの断面図である。
- 【符号の説明】
- [0043]
  - 101, 102, 103 アイソレーションプーリ
  - 1 ダンパ部
  - 2 アイソレータ部
  - 15a ストッパ部
  - 20 慣性質量体
  - 50 プーリ部
  - 52 カパー部
  - 53 プーリ油
  - 55 長孔
  - 55 12 fL
  - 60 環状弾性体
  - 70 プレッシャーリング (押圧部材)
  - 7 2 押圧部
  - 90,93,96 カバー
  - 92,95,98 リップ部
  - 91,94,97 場部
  - C 隙間





フロントページの続き

(51) Int. Cl. 7

FΙ F 1 6 J 15/32 3 1 1 P テーマコード (参考)